

⑯ 日本国特許庁 (JP) ⑰ 特許出願公開
⑱ 公開特許公報 (A) 昭62-261865

⑤Int.Cl.
F 25 B 7/00

識別記号 庁内整理番号
7536-3L

⑩公開 昭和62年(1987)11月14日

審査請求 未請求 発明の数 1 (全4頁)

④発明の名称 ヒートポンプ装置

⑪特願 昭61-104679
⑫出願 昭61(1986)5月9日

⑬発明者 小島 晋 愛知県西春日井郡西枇杷島町旭町3丁目1番地 三菱重工業株式会社名古屋冷熱工場内
⑭発明者 土屋 行孝 名古屋市中村区岩塚町字九反所60番地の1 中菱エンジニアリング株式会社内
⑮出願人 三菱重工業株式会社 東京都千代田区丸の内2丁目5番1号
⑯出願人 中菱エンジニアリング 株式会社 名古屋市中村区岩塚町字九反所60番地の1
⑰復代理人 弁理士 菅沼 徹 外2名

明細書

1 発明の名称 ヒートポンプ装置

2 特許請求の範囲

高沸点冷媒を用いた廃熱源式高温ヒートポンプにおける圧縮機をインバータ駆動圧縮機となし、同ヒートポンプの廃熱を熱源とする蒸発器と直列に補助蒸発器を設けるとともにこの補助蒸発器の熱源となる低沸点冷媒を用いた空気熱源式低温ヒートポンプを設け、廃熱量の変動に対してもインバータ制御で連転し、その制御範囲を越えると空気熱源式低温ヒートポンプを連転するようにしたことを持つとするヒートポンプ装置。

3 発明の詳細な説明

(産業上の利用分野)

本発明はヒートポンプ装置に関する。

(従来の技術及びその問題点)

従来のヒートポンプ装置の1例が第2図に示され、R114等の高沸点冷媒を圧縮機1、凝縮器2、絞り装置3、蒸発器4の順に循環させることにより、蒸発器4で温廃水や廃ガス等の廃熱5が保有

する熱を汲み上げ、凝縮器2から熱を取り出して負荷6に供給する。

このヒートポンプ装置では熱源となる廃熱5の量が不足する場合にはヒートポンプの能力、成績係数が低下するので負荷6に熱を安定して供給できない。

そこで、第3図に示すように、R114等の高沸点冷媒を用いた高温ヒートポンプ20とR12、R22等の低沸点冷媒を用いた低温ヒートポンプ30を組み合わせたカスケード型ヒートポンプ装置が提案された。このカスケード型ヒートポンプ装置においては、高沸点冷媒を圧縮機21、凝縮器22、絞り装置23、蒸発器24の順に循環させると同時に低沸点冷媒を圧縮機31、蒸発器24を絞ねる凝縮器32、絞り装置33、蒸発器34の順に循環させる。そして、蒸発器34で空気から熱を汲み上げ、蒸発器24を絞ねる凝縮器32で低沸点冷媒から高沸点冷媒に熱を伝達することによって低沸点冷媒を凝縮させると同時に高沸点冷媒を蒸発させ、この高沸点冷媒を凝縮器22で凝縮されることにより熱を取り出して

負荷25に供給する。

このカスケード型ヒートポンプ装置は空気を熱源としているので安定した運転が可能であるが総合成績係数が低くなり、経済的な運転ができない。

そこで上記に対処するため、本発明者等は、第4図に示すように、高沸点冷媒を用いた廃熱源式高温ヒートポンプ40の廃熱を熱源とする蒸発器44と直列に補助蒸発器45を設けるとともにこの補助蒸発器45の熱源となる低沸点冷媒を用いた空気熱源式低温ヒートポンプ50を設け、前記廃熱量に応じて前記空気熱源式低温ヒートポンプ50を運転するようにしたヒートポンプ装置を提案した。(特願昭61-67290号)

第4図において、40はR114等の高沸点冷媒を用いた廃熱源式高温ヒートポンプで、圧縮機41、凝縮器42、絞り装置43、廃熱46を熱源とする蒸発器44、補助蒸発器45からなる。50はR12、R22等の低沸点冷媒を用いた空気熱源式低温ヒートポンプで、圧縮機51、補助蒸発器45を兼ねる凝縮器52、絞り装置53、空気を熱源とする蒸発器54、凝縮器

加熱能力は第5図に示すように、蒸発温度の変化によって大きく増減し、例えば、凝縮温度が120℃で一定の場合蒸発温度が70℃から60℃に10°de-
s低下すると、加熱能力が12,800Kcal/hから9800
Kcal/hへ23%も低下する。そこで、廃熱46の量が十分であってもその温度が変化する場合には空気熱源式低温ヒートポンプ50の運転・停止を繰り返さなければならず、そして、この運転・停止の繰り返しはエネルギー損失が大きく、また、空気の温度は廃熱46の温度より大巾に低いので空気熱源式低温ヒートポンプ50のエネルギー効率が悪いため、ヒートポンプ装置全体の効率が低下してしまうという問題があった。

(問題点を解決するための手段)

本発明は上記問題点に対処するために提案されたものであって、その要旨とするところは、高沸点冷媒を用いた廃熱源式高温ヒートポンプにおける圧縮機をインバータ駆動圧縮機となし、同ヒートポンプの廃熱を熱源とする蒸発器と直列に補助蒸発器を設けるとともにこの補助蒸発器の熱源と

52の前後に配置された開閉弁55、56からなる。

廃熱量が十分であるときは開閉弁55、56を開き圧縮機51を停止することによって空気熱源式低温ヒートポンプ50の運転を止め、圧縮機41を駆動することによって廃熱源式高温ヒートポンプ40を運転する。

廃熱量46の量が十分でない場合には、開閉弁55、56を開き圧縮機51を駆動して空気熱源式低温ヒートポンプ50を運転すると同時に圧縮機41を駆動して廃熱源式高温ヒートポンプ40を運転する。

このヒートポンプ装置においては、廃熱46の量が十分ある場合には空気熱源式低温ヒートポンプ50を運転せず、廃熱源式高温ヒートポンプ40のみを運転することによって、成績係数が高い効率的な運転を行い、廃熱46の量が不足する場合には空気熱源式低温ヒートポンプ50と廃熱源式高温ヒートポンプ40の双方を運転することによって廃熱46の発生時間や量が不安定であっても負荷47に安定して熱を供給し負荷を十分に加熱できる。

しかしながら、廃熱源式高温ヒートポンプ40の

なる低沸点冷媒を用いた空気熱源式低温ヒートポンプを設け、廃熱量の変動に対してインバータ制御で運転し、その制御範囲を越えると空気熱源式低温ヒートポンプを運転するようにしたことを特徴とするヒートポンプ装置にある。

(作用)

本発明においては上記構成を具えているため、廃熱源の量又は温度の変動がインバータ制御範囲内にあるときは空気熱源式低温ヒートポンプの運転を行うことなく廃熱源式高温ヒートポンプの圧縮機をインバータ制御することによってその加熱能力を確保する。廃熱源の量又は温度がインバータの制御範囲を越えて低下した場合には空気熱源式低温ヒートポンプを運転することによりヒートポンプ装置の加熱能力を確保する。

(実施例)

本発明の1実施例が第1図に示されている。

第1図において、40はR114等の高沸点冷媒を用いた廃熱源式高温ヒートポンプで、電源48からインバータ制御回路49を介して駆動される圧縮機41、

特開昭62-261865(3)

凝縮器42、絞り装置43、廃熱46を熱源とする蒸発器44、この蒸発器44と直列に設けられた補助蒸発器45からなる。50はB12、B22等の低沸点冷媒を用いた空気熱源式低温ヒートポンプで、圧縮機51、補助蒸発器45を兼ねる凝縮器52、絞り装置53、空気を熱源とする蒸発器54、凝縮器52の前後に配置された開閉弁55、56からなる。

廃熱の量及び温度が十分でその変動巾が小さいときは、開閉弁55、56を開とし圧縮機51を停止することによって空気熱源式低温ヒートポンプ50の運転を止め、圧縮機41を駆動することによって廃熱源式高温ヒートポンプ40を運転する。

すると、圧縮機41から吐出された高沸点冷媒ガスは凝縮器42で負荷47に熱を放出することによって凝縮した後、絞り装置43で断熱膨張し、補助蒸発器45をここで吸熱することなく通過して蒸発器44に入り、ここで廃熱46から吸熱することにより蒸発気化して圧縮機41に戻る。

廃熱46の量又は温度が低下することによって、負荷47への加熱能力が不足する場合にはインバー

タ制御回路49で駆動周波数を増大させることによって圧縮機41の能力を増大させて負荷47への加熱能力を確保する。

廃熱46の量及び温度がインバータ制御回路49の制御範囲を越えて低下した場合には、開閉弁55、56を閉とし圧縮機51を駆動して空気熱源式低温ヒートポンプ50を運転すると同時に圧縮機41を駆動して廃熱源式高温ヒートポンプ40を運転する。

すると、高沸点冷媒は上記と同様圧縮機41、凝縮器42、絞り装置43を経て補助蒸発器45に入り、ここで低沸点冷媒と熱交換して低沸点冷媒から熱を奪った後蒸発器44に入り、ここで廃熱46から吸熱することによって蒸発気化して、圧縮機41に戻る。一方、低沸点冷媒は圧縮機51から開閉弁55を経て補助蒸発器45を兼ねる凝縮器52に入り、ここで高沸点冷媒と熱交換して凝縮した後開閉弁56を経て絞り装置53で断熱膨張し、次いで、蒸発器54で空気から吸熱することにより蒸発気化した後、圧縮機41に戻る。

(発明の効果)

第1図は本発明の1実施例を示す系統図、第2図ないし第4図はそれぞれ従来のヒートポンプ装置の系統図、第5図はヒートポンプの加熱能力と蒸発温度との関係を示す線図である。
廃熱源式高温ヒートポンプ…40、圧縮機…41、インバータ制御回路…48、蒸発器…44、廃熱…46
補助蒸発器…45、
空気熱源式低温ヒートポンプ…50

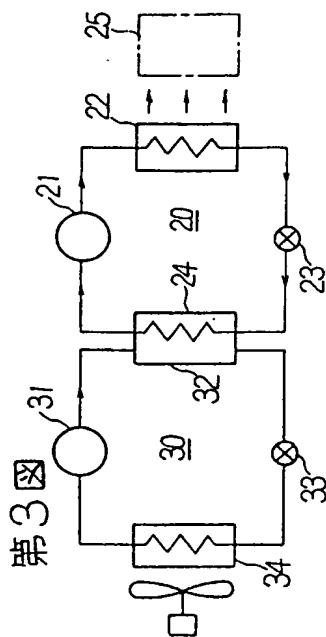
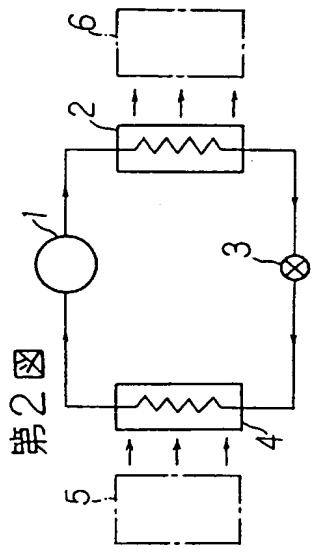
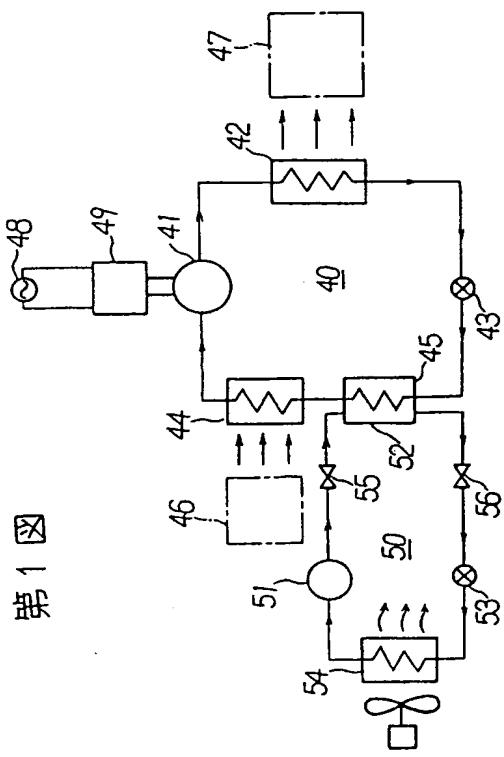
復代理人弁理士吉沼徹



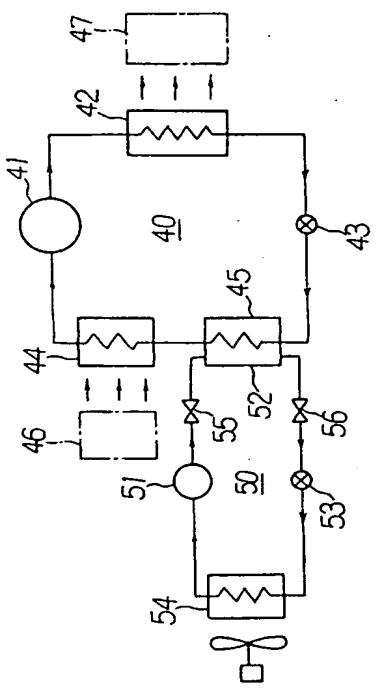
本発明においては、廃熱の量又は温度の変動巾が小さいときは空気熱源式低温ヒートポンプを運転せずに廃熱源式高温ヒートポンプを運転し、その圧縮機をインバータ制御することによって成績係数が高い効率的な運転を行って所期の加熱能力を得ることができる。そして、廃熱の量又は温度の変動巾がインバータ制御範囲を越えると空気熱源式低温ヒートポンプと廃熱源式高温ヒートポンプを同時に運転することによって所期の加熱能力を得ることができる。この結果、廃熱の量又は温度が変動する場合であってもその変動巾が小さいときは空気熱源式低温ヒートポンプの運転・停止を繰り返すことなく廃熱源式高温ヒートポンプの圧縮機をインバータ制御することによって所期の加熱能力を得ることができるので、空気熱源式低温ヒートポンプの運転・停止の頻度が少なくなり、この運転・停止の繰り返しに伴うエネルギー損失を少なくてき、ヒートポンプ装置全体の効率を向上できる。

4 図面の簡単な説明

第1図



第4図



第5図

